This Page Is Inserted by IFW Operations and is not a part of the Official Record

BEST AVAILABLE IMAGES

Defective images within this document are accurate representation of The original documents submitted by the applicant.

Defects in the images may include (but are not limited to):

- BLACK BORDERS
- TEXT CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES
- FADED TEXT
- ILLEGIBLE TEXT
- SKEWED/SLANTED IMAGES
- COLORED PHOTOS
- BLACK OR VERY BLACK AND WHITE DARK PHOTOS
- GRAY SCALE DOCUMENTS

IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.

As rescanning documents will not correct images, please do not report the images to the Image Problem Mailbox.

®日本国特許庁(JP)

10 特許出願公開

⑫ 公 開 特 許 公 報 (A)

昭61-212656

@Int_Cl_4

į.

識別記号

广内教理番号

49公開 昭和61年(1986) 9月20日

F 02 G 1/043

6706-3G

審査請求 未請求 発明の数 1 (全6頁)

49発明の名称

スターリングエンジン

②特 願 昭60-53820

御出 願 昭60(1985)3月18日

武井 79発明

祐 治 高崎市楽間町78番地

サンデン株式会社 ①出 願

伊勢崎市寿町20番地

30代 理 人 弁理士 吉田 精孝

- 1. 発明の名称 スターリングエンジン
- 2. 特許請求の範囲
- (1) パワーピストンとディスプレーサーピストン とを収容するシリンダと、該各ピストンに連結し たコネクチングロッドと、クランク車とを有する!. 一対のエンジン本体と、該各クランク車に運動す る出力車と、該各車を収容するクランク室とを錯 え、前記各コネクチングロッドと前記各クランク 車とは該各パワーピストンが180°の位相差を 有するよう連結したことを特徴とするスターリン グエンジン.
- (2) 各エンジン本体はそれぞれ出力車の出力輪に 対して対称の位置に配置したことを特徴とする特 許請求の範囲第1項記載のスターリングエンジン。 3. 発明の詳細な説明

(産業上の利用分野)

本発明はスターリングエンジンに関するもので ある。

(従来の技術)

従来、この種スターリングエンジンとして第4 図に示すようなものが知られている。即ち、程度 のシリンダ10と該シリンダ10の下部にこれと 連直して設けられたクランク室11とを備え、該 シリンダ10内には上部にディスプレーサービス トン12を、下部にパワーピストン13をそれぞ れ気密状態で収容している。また、該シリンダ1 0の上部は加熱器14に、該ディスプレーサービ ストン12と鉄パワーピストン13との間の部位 は冷却器15にそれぞれ連結するとともに、該加 熟器14と該冷却器15は再生器16と連結して いる。該クランク室11内には出力輸17に連結 するクランク車18が配設され、該クランク車1 8と数ディスプレーサーピストン12及び該パワ ーピストン13とはコネクチングロッド19.2 1.及びロッド20にて連結している機造のもの である。

(発明が解決しようとする問題点) 前記従来のスターリングエンランでは、シリン ダ10及びクランク室11にはN2 ・He・H2
等の不凝縮性の気体が気密状態で封入されていることから、パワーピストン13の上下動によりり入り室11内の圧力が変化するため、数シリンダ10の下部に連通する圧力緩衝装置22を設けなければならなかったし、また、数圧力緩衝装置22を設けない場合は数クランク室11を大型に形成することを要するという問題点を有していた。

(発明の目的)

本発明は前記従来の問題点に鑑み、圧力観動装置を設けることなくクランク室の圧力が顕整され、 且、出力の大きいスターリングエンジンを提供し ようとするものである。

(問題点を解決するための手段)

本発明は前記目的を達成するため、パワーピストン39a.39bとディスプレーサーピストン38a.38bとを収容するシリンダ31a.3 1bと、該各ピストン38a.38b.39a. 39bに連結したコネクチングロッド33a.3

た、出力車は2個のエンジン本体により駆動させ ることから、その出力は向上し、更にトルクの変 動も小さくなる。

(実施例)

第1図乃至第3図(a)~(d)は本発明の一 実施例を示すもので、30a,30bは一対の周 形のエンジン本体で、後述する出力軸61の上下 方向に対して対称に立設されている。50 はクラ ンク室である。

前記エンジン本体30a,30bは前記クランク室50に下部で連過する概長で同形のシリンダ31a,31bと、該クランク室50内に配置された同形のクランク歯車32a,32bと、コネクチングロッド33a,33c,34a,34cとを備えている。

前記名シリンダ31a、31bは上部から連通して延びる加熱器35a、35bと、該各シリンダ31a、31bの上下方向略中央からこれに連通して延びる冷却器36a、36bとに連

3 c 、 3 4 a 、 3 4 c と 、 クランク車 3 2 a 、 3 2 b とを有する一対のエンジン本体 3 0 a 、 3 0 b と、該各クランク車 3 2 a 、 3 2 b に運動する出力車 6 0 と 、 該各車 3 2 a 、 3 2 b 、 6 0 を収容するクランク室 5 0 とを輸え、前記各コネクチングロッド 3 3 a 、 3 3 c 、 3 4 a 、 3 4 c と前記各クランク車 3 2 a 、 3 2 b とは該各パワーピストン3 9 a 、 3 9 b が 1 8 0 の位相差を有するよう連結したことを特徴とする。

(作用

本発明によれば、コネクチングロッドと各クランク車とは各パワーピストンが180°の位相差を有するように連結しているので、該各パワーピストンは互いに逆方向の往復運動、すなわりに立方のパワーピストンがクランク室に圧力を加えるとき移動することになったのの気体は該シリンダ内に流入のでしての機能を引起に設けることを要しない。また力維筋装置を別個に設けることを要しない。また力は変によれば、コネクリンが圧力を関係を置きしての機能を引起に設けることを要しない。また力は変にないます。

結する再生器37a.37bとを備え、該各シリ ンダ31a,31b内に封入されたNz , He, H2 等の不凝縮性の気体が該各シリンダ31a, 31 b、該各加熱器35 a, 35 b、該各冷却器 36a, 36b及び該各再生器37a, 37bに 流通し、該各再生器37a,37bにて熱交換す ることにより、該各シリンダ31a、31b内の 気体を影張・収縮させるようになっている。尚、 図示しないが、該各加熱器35a.35bにはヒ ータ等の高温熱額が、また、該冷却器36a,3 6 bには冷熱厭がそれぞれ付設されている。また、 該各シリンダ31a,31bの内側の上部にはデ ィスプレーサービストン38a,38bが、下部 にはパワーピストン39a.39bがそれぞれ収 容され、該各ディスプレーサービストン38a. 38b及び該各パワーピストン39a、39bに は該各シリンダ31a.31b内の気密性を維持 するため複数のピストンリング40が取付けられ ている。尚、33b、34bは該各ディスプレー

サービストン38a.38bの一部を構成する口

ッドで、該各ディスプレーサービストン38 a.38 bに固着して下方向に延び、該各パワーピストン39 a.39 bの中央を貫通している。

前記コネクチングロッド33a.34a は一端を前記各パワーピストン39a.39 b に、他増は前記クランク機車32'a.32 b の周縁郎にそれぞれ軸支している。また、該コネクチングロッド33c.34cの上端は該ロッド33 b の下端と軸支するとともに、下端は該クランク機車32a.32 b の周級部に軸支している。

60は出力歯車で、前記クランク室50の中央上部に配設され、その中央に出力軸61を連結するとともに、前記各クランク歯車32a.32bに借合している。

尚、前記エンジン本体30aにおいて、前記ディスプレーサービストン38aが前記シリンダ31aの上部に位置し、且、前記パワービストン39aがこれの下部に位置するときは、前記コネクチングロッド33aと前記クランク歯車32aとの連結位置は該クランク歯車32aの右寄りの下

ジン本体30aは第1因及び第2因(a)に示す ように、ディスプレーサービストン38aとパワ - ピストン39 a との大きな容積となっている低 追圧縮空間 A 部分に低温の空気が収容されている (工程 1) ことから、数パワーピストン39 a は 上方に引き上げられ、第2因(b)に示すように なる(工程2)。このように、該パワーピストン 398が上方に位置するようになると、第2図 (c)に示すように、該ディスプレーサービスト ン38aは下方向に移動し、該ディスプレーサー ピストン38 a と該パワーピストン39 a との間 の気体は再生器37a及び加熱器35aを介して 高温膨張空間Bに放入する(工程3)。かかる該 高温膨張空間Bに流入した気体は該加熱器35a により影張し、更に、第2図(d)に示すように、 該低温圧縮空間Aに循環し、該パワーピストン3 9 a を押し下げる(工程 4)。その後、該ディス プレーサービストン38 a は上方に移動し、第2 図(à)に示すような状態となる。このように、 数エンジン本体30aは駆動する。

似にあり、また、該コネクチングロッド33cの 遠結位置は該クランク歯車32aの右寄りの上部 にある。また、このとき、前記エンジン本体30 bにおいては、前記コネクチングロッド34aと 前記クランク銀車32日との連結位置は該クラン ク歯車32bの左寄り上部にあり、また、該コネ クチングロッド34cの連結位置は該クランク協 車32aの左寄りの下部にあり、前記ディスプレ -サーピストン38b及び前記パワーピストン3 9 b は前記シリンダ3 1 b と前記冷却器36 b と の連結都答りに位置するようになっている。即ち、 載コネクチングロッド 3 3 a が右下寄りに位置す るときは、該コネクチングロッド348は左上奇 りに位置しそれぞれ対称となるとともに、これに 伴い、数パワーピストン39aは下側に、また、 数パワーピストン39りは上側にそれぞれ位置し、 数各パワーピストン39a.39bが180°の 位相差を有するようになっている。

本発明は前記の如く構成されているから、かか るスターリングエンジンを駆動するときは、エン

これに対して、前記エンジン本体30aが前記 14 日のとき、エンジン本体30bは第1因及び 第3図(a)に示すように、エンジン本体30a の前記工程3に当たり、該エンジン本休30aの 該パワーピストン39aは下位に、該エンジン本 休30bのパワーピストン39bは上位にそれぞ れ位置している。また、前記工程2のとき、鉄工 ンジン本体30bは第3図(b)に示すように、 前記工程4に当たり、パワーピストン39aは上 位に、パワーピストン39bは下位にそれぞれ位 置している。更に、エンジン本体308が前記工 程3のときは該エンジン本体30bは第3図(c) に示すように、前記江程1に当たり、、パワーピ ストン39aは上位に、パワーピストン39bは 下位にそれぞれ位置している。更にまた、エンジ ン本体30aが前記工程4のときは該エンジン本 休30bは第3図(d)に示すように、前記年程 2に当たり、、パワーピストン39aは下位に、 パワーピストン39bは上位にそれぞれ位置して いる。

世って、該各パワーピストン39 a、39 b は 全工程において、常に互いに逆方向に上下動し、 該パワーピストン39 a が下方向に移動し、 ランク室50に圧力を加えることがあっても、 該カック室50 に圧力を加えることがあっても、 該連する部分の容積が大きくなるから、 該圧力は 該下 都で観衝される。また、 該パワーピストン39 b が 数クランク室50 に圧力を加えるときも 該シリンダ31 a の下都で同様に観響される。

また、前記パワーピストン39 a . 39 b と同様に、該ディスプレーサーピストン38 a . 38 b も各工程1~4において、それぞれ逆かのないではないの知きパワーピストン39 a . 39 b の配動と相俟って上下方向における重心が一定となるる。また、各エンジン本体30 a . 30 b が同形で、且、出力機車60 のようのは分析に対称に立設され、各クランク機61 の上下方向に対称に立設され、各クランク機61 の上下方向に対称にあり、、機方向における重心も一定となるから、スターリングエンシン全体のパランスがとれ、がたの発生を防止し、

数クランク室に圧力を加えるときは、他方のパクランク室に圧力を加えるときもありクランクを加えるからに移動しておりのパクランを内の気体は致力を関を別個にひけるの機能を別個にひけるという利点を引きませる。また、ことができるという利点をり、高性能なものとすることができるという利点を有する。

4. 図面の簡単な説明

図面は本発明の説明に供するもので、第1図乃 至第3図は本考案にかかるスターリングエンジン を示し、第1図は概略図、第2図(a)~(d) は一方のエンジン本体の工程を示す説明図、第3 図(a)~(d)は他方のエンジン本体の工程を 示す説明図、第4図は従来のスターリングエンジンを示す観略図である。

図中、30a、30b…エンジン本体、31a、

駆動騒音の小さなスターリングエンジンが提供される。

また、前記の如く2個のエンジン本体30a.30 b の各ピストン38a.38 b .39a.3 9 b の上下動により、該クランク歯車32a.3 2 b を回転し、更に出力歯車60を回転させることから、エンジンの出力が向上することは勿論のこと、トルクの変動が小さくなり、高性能なスターリングエンジンが提供される。

(発明の効果)

以上説明したように、本発明はパワーピストンとディスプレーサーピストンとを収容するシリンダと、数各ピストンに連結したコネクチングロッドと、クランク車とを有する一対の車と、数各クランク車に連動する出力が配名ので、数名パワーピストンは逆方向に往復運動し、一方のパワーピストンがクランク室方向に移動し

3 1 b … シリンダ、3 2 a . 3 2 b … クランク車 (クランク歯車)、3 3 a . 3 3 c . 3 4 a . 3 4 c … コネクチングロッド、3 8 a . 3 8 b … ディスプレーサービストン、3 9 a . 3 9 b … パワーピストン、5 0 … クランク室、6 0 … 出力車 (出力歯車)。

> 特許出願人 サンデン株式会社 代理人 弁理士 吉田 精孝





